# PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number:

2001-329881

(43) Date of publication of application: 30.11.2001

(51)Int.Cl.

F02D 29/02 B63B 35/73 B63H 11/08 B63H 21/21 F02D 9/02 F02D 11/04 F02D 11/10

(21)Application number: 2001-029961

(71)Applicant: YAMAHA MOTOR CO LTD

SANSHIN IND CO LTD

(22)Date of filing:

06.02.2001

(72)Inventor: IIDA KAZUMI

TAKEGAMI MASAKI

MINEO SHIGEJI

**OZAWA SHIGEYUKI** 

NAKAMURA MITSUYOSHI

(30)Priority

Priority number : 2000077084

Priority date : 17.03.2000

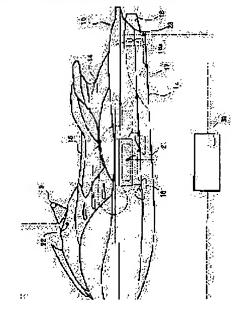
Priority country: JP

## (54) ENGINE POWER CONTROL DEVICE FOR WATER JET PROPULSION BOAT

(57) Abstract:

PROBLEM TO BE SOLVED: To further improve the ability to access to the shore by controlling engine power.

SOLUTION: When the throttle opening detected by a throttle opening detecting means 21 is not more than a prescribed value and the steering angle detected by a steering angle detecting means 22 is not less than the prescribed value and the boat speed detected by a boat speed detecting means 23 is not less than the prescribed value, engine power is controlled by an engine power control means 29 so as to increase.



Searching PAJ Page 2 of 2

## **LEGAL STATUS**

[Date of request for examination]

[Date of sending the examiner's decision of rejection]

[Kind of final disposal of application other than the examiner's decision of rejection or application converted registration]

[Date of final disposal for application]

[Patent number]

[Date of registration]

[Number of appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of requesting appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of extinction of right]

Copyright (C); 1998,2003 Japan Patent Office

## (19)日本国特許庁(J P)

# (12) 公開特許公報(A)

(11)特許出舉公開登号 特開2001-329881 (P2001-329881A)

(43)公開日 平成13年11月30日(2001.11.30)

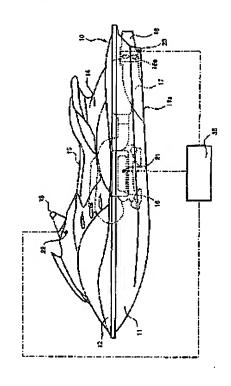
織別記号	FI SOLD SOLD	テーマュード(参考)
	TO OT SOLOS	
	F02D 29/02	A 3G065
	B 6 3 B 35/73	H 3G093
	B63H 11/08	Α
	21/21	
351	F 0 2 D 9/02	351M
家拉音家	未菌求 請求項の数15 OL	(全 17 頁) 最終頁に続く
特顧2001-29961(P2001-29961)	(71)出廢人 000010076	
	ヤマハ鉛動機	株式会社
平成13年2月6日(2001.2.6)	特岡県磐田市	新貝2500器地
	(71)出廢人 000176213	
特徵2000-77084(P2000-77084)	三程工業株式	会社
平成12年3月17日(2000.3.17)	静岡県浜松市	新樹町1400番地
日本 (J P)	(72) 発明者 飯田 和三	
	<b>静岡県磐田市</b>	新貝2500番地 ヤマハ発動機
	株式会社内	
	(74)代理人 100067828	
	弁理士 小谷	悦司 (外2名)
<i>y</i>	, , , , , , , , , , , , , , , , , , ,	最終質に統
	審查請求 特職2001-29961(P2001-29961) 平成13年2月6日(2001.2.6) 特職2000-77084(P2000-77084) 平成12年3月17日(2000.3.17) 日本(JP)	21/21   F 0 2 D 9/02   審査菌求 未菌求 請求項の数15 OL   特職2001-29961(P2001-29961)   (71)出願人 000010076   ヤマハ発助機 平成13年2月6日(2001.2.6)   (71)出願人 000176213   (71)出願人 000176213   三信工業株式   中成12年3月17日(2000.3.17)   日本(JP)   (72)発明者 飯田 和三   前別県整田市   株式会社内 (74)代理人 100067828   弁理士 小谷

### (54) 【発明の名称】 水ジェット推進艇のエンジン出力制御装置

### (57)【要約】

【課題】 エンジン出力を副御して若岸性を一層向上させる。

【解決手段】 スロットル開度検出手段21により検出したスロットル開度に応じた値が所定値以下で、ステアリング角度検出手段22により検出したステアリング角度に応じた値が所定値以上で、船速検出手段23により検出した船速に応じた値が所定値以上の時に、エンジン出方制御手段29によりエンジン出力を上昇させるように制御する。



#### 【特許請求の範囲】

【請求項1】 エンジンのスロットル開度検出手段と、 操能ハンドルのステアリング角度検出手段とが設けられると共に、スロットル開度に応じた値が所定値以下で、 ステアリング角度に応じた値が所定値以上の時に、エンジン出力を上昇させるように制御するエンジン出力制御 手段が設けられていることを特徴とする水ジェット推進 級のエンジン出力制御接置。

1

【語求項2】 船速検出手段が設けられて、船速に応じた値が所定値以上の時に、上記エンジン出力制御手段で 19 エンジン出力を上昇させるように制御される請求項1に記載の水ジェット推進級のエンジン出力制御装置。

【語求項3】 上記各検出手段で検出された値の少なくとも1つが所定条件を満たした時に、上記エンジン出力制御手段によるエンジン出力の上昇が解除されるように制御される請求項1又は請求項2に記載の水ジェット推造際のエンジン出力制御装置。

【語求項4】 上記エンジン出力の上昇が、徐々に又は 段階的に変わるようになっている請求項1~請求項3の いずれかに記載の水ジェット推進艇のエンジン出力制御 20 装置。

【請求項5】 上記所定値または所定条件が、上記検出 手段で検出された値に応じて変更されるようになっている請求項1~請求項4のいずれかに記載の水ジェット推 進艇のエンジン出力制御装置。

【請求項6】 上記エンジン出力制御手段が、少なくとも廃体が滑走を開始する回転数以上にインペラの回転数が達するように制御される請求項1~請求項5のいずれかに記載の水ジェット推進廃のエンジン出力制御装置。

【請求項?】 上記エンジン出力制御手段が、スロット 30 ルバルブを迂回するバイバス通路に設けられた開閉バルブである請求項1~請求項6のいずれかに記載の水ジェット推進級のエンジン出力制御装置。

【請求項8】 上記エンジン出力制御手段が、スロットルバルブを開閉する電動アクチュエータである請求項1 ~請求項7のいずれかに記載の水ジェット推進艇のエンジン出力制御装置。

【請求項9】 上記スロットルバルブの軸の一端に前記 スロットル開度後出手段が設けられ、他端に上記電動ア クチュエータが設けられている請求項8に記載の水ジュ 40 ット維造艇のエンジン出力制御装置。

【請求項10】 上記エンジンの出力制御手段は、燃料 質財量を制御する制御手段である請求項1~請求項9の いずれかに記載の水ジェット推進艇のエンジン出力制御 装置。

【請求項11】 操舵ハンドルのステアリング角度に応 すると じてエンジン出力を上昇させるように制御するエンジン 【①① 出力制御手段が設けられる一方、上記エンジン出力制御 たもの 手段の作動および非作動状態を切り替える切替手段が設 ンジン けられていることを特徴とする水ジェット推進艇のエン 50 ある。

ジン出力制御装置。

【請求項12】 緑舵ハンドルのステアリング角度検出 手段が設けられ、ステアリング角度に応じた値が所定値 以上の時に、エンジン出力を上昇させるように制御する エンジン出力制御手段が設けられる一方、上記切替手段 は、操舵ハンドルのランヤードスイッチに設けられて、 一端部材が緑経者に取付けられたコードの他端部材をラ ンヤードスイッチに発脱可能に係止したときに、エンジン出力制御手段の作動および非作動状態を切り替えるようになる請求項11に記載の水ジェット推進艇のエンジン出力制御装置。

【請求項14】 上記エンジン出力制御手段でエンジン 出力を上昇させるように制御された時に、水を後方に質 射する頓射ノズルの噴流が斜め下向きに噴射されるよう に制御するトリム制御手段が設けられている請求項1~ 請求項13のいずれかに記載の水ジェット推造艇のエン ジン出力制御装置。

【請求項15】 上記トリム制御手段で噴射ノズルが斜め下向き位置となるように制御する請求項14に記載の水ジェット推進艇のエンジン出力制御装置。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】本発明は、水ジェット指進艇 のエンジン出力制御装置に関する。

[0002]

【従来の技術】水ジェット鑑造艇は、エンジンで駆動されるインペラを備えたジェット推造機の噴射ノズルから水を後方に噴射することにより前進するものであり、跨座式シートに跨った操縦者が繰舵ハンドルを操作してディフレクターを左右に緩動させることにより旋回するようになっている。また、操能ハンドルのスロットルレバーを握り・離し操作してエンジンのスロットルバルブの関度を調節することにより鉛速を変化させるようになっている。

[0003]

【発明が解決しようとする課題】上記のような水ジェット能進艇において、前進中に岸壁等に横向きに着席させるような場合。スロットルレバーを操作して噴射ノズルから噴射される水の強さを調整しながら、緑蛇ハンドルを操作してディフレクターを左又は右に揺動させる必要があり、より簡単な操作でスムーズに着岸できるようにすることが要望されている。

【① ① ① 4 】本発明は、上記要望を満たすためになされたもので、若岸性が一層向上する水ジェット推進艇のエンジン出力制御装置を提供することを目的とするもので

#### [0005]

【課題を解決するための手段】上記目的を達成するために、本発明の請求項1は、エンジンのスロットル開度検出手段と、繰縮ハンドルのステアリング角度検出手段とが設けられると共に、スロットル関度に応じた値が所定値以下で、ステアリング角度に応じた値が所定値以上の時に、エンジン出力を上昇させるように制御するエンジン出力制御手段が設けられていることを特徴とする水ジェット推進艇のエンジン出力制御装置を提供するものである。

【0006】請求項1によれば、スロットル関度検出手段により検出したスロットル関度に応じた値が所定値以下で、ステアリング角度検出手段により検出したステアリング角度に応じた値が所定値以上の時に、エンジン出力副御手段によりエンジン出力を上昇させるように制御する。

【①①①7】とこで、スロットル関度に応じた値とは、 スロットル関度、スロットル関度の絶対値、スロットル 関度の増減量、スロットル開度の変化率の大きさ等をい う。

【0008】とのスロットル開度に応じた値が所定値以下の時とは、例えば、前進中に岸壁等に構向きに若岸させるような場合。スロットルレバーを急に離すとスロットルバルブの開度が減少してエンジンの出力が低下するような状態の時である。

[0009] 同様に、ステアリング角度に応じた値とは、ステアリング角度、ステアリング角度の絶対値、ステアリング角度の増減量、ステアリング角度の変化率の大きさ等をいう。

【0010】とのステアリング角度に応じた値が所定値 30 以上の時とは、操舵ハンドルを急に又は大きく操作して ディフレクターを左又は右に揺動させるような状態の時 である。

【0011】かかる状態においては、操縦者は、前進中に岸壁等に構向きに者岸させたいという意志を持っていると判断して、エンジン出力制御手段によりエンジン出力を上昇させることにより、噴射ノズルから水が後方に強く噴射されるので、いわゆる舵効きが良くなって、よりスムーズに岸壁等に構向きに者岸させることができるようになる。

【0012】請求項2のように、船遠検出手段が設けられて、船速に応じた値が所定値以上の時に、上記エンジン出力制御手段によりエンジン出力を上昇させるように制御される構成であるのが好ましい。

【①①13】請求項2によれば、請求項1のスロットル 関度検出手段とステアリング角度検出手段とに加えて、 船速検出手段により検出した船速に応じた値が所定値以 上の時に、エンジン出力制御手段でエンジン出力を上昇 させるように制御する。

【①①14】ここで、船遠に応じた値とは、船遠、船速 50 あると、スロットルバルブの軸上でスロットル開度の制

ł

の絶対値、船遠の増減置、船速の変化率の大きさ等をい う。

【①①15】また、船速に応じた値が所定値以上の時とは、例えば、岸壁等に向かって速い船速で前進しているような状態の時である。

【①①16】かかる状態においても、操縦者は、前造中 に序壁等に構向きに者岸させたいという意志を持ってい ると判断して、請求項1と同様に、エンジン出力を上昇 させるように制御する。

10 【0017】請求項3のように、上記各検出手段で検出された値の少なくとも1つが所定条件を満たした時に、上記エンジン出力制御手段によるエンジン出力の上昇が解除されるように制御される構成であるのが好ましい。【0018】ここで、各検出手段で検出された値の少なくとも1つが所定条件を満たした時とは、例えば、スロットルレバーを急に握ることによりスロットル開度が大きくなってエンジンの出力が上昇したり、操舵ハンドルを中立位置に戻したような状態、船遠が遅いような状態の時である。

20 【0019】かかる状態においては、操縦者は、差造中 に岸壁等に構向きに者岸させたいという意志が無くなっ た、或いは操縦者は、エンジン出力の上昇に頼って者岸 させたいという意志が無いと判断して、エンジン出力を 上昇させる制御を解除するように制御する。

[0020] 請求項4のように、上記エンジン出力の上昇が、徐々に又は段階的に変わるようになっている構成であると、水の噴射がスムーズに変化し、着岸性を一層向上できる。

[0021] 請求項5のように、上記所定値または所定 条件が、上記検出手段で検出された値に応じて変更され るようになっている構成であると、いわゆるしきい値を 適宜に変更することによって、より的確にエンジン出力 を制御することができる。

[0022] 請求項6のように、上記エンジン出力制御手段が、少なくとも艇体が滑定を開始する回転数以上にインペラの回転数が達するように制御される構成であると、いわゆる能効きが良好になるレベルで頓射ノズルから水が後方に強く頓射されるようになる。

[0023] 請求項7のように、上記エンジン出力制御 40 手段が、スロットルバルブを迂回するバイバス道路に設 けられた関閉バルブである構成であると、アイドリング を安定させる手段としても利用可能である。

【① 0 2 4 】請求項8のように、上記エンジン出力制御 手段が、スロットルバルブを開閉する電動アクチェエー タである構成であると、スロットル開度の制御が容易に 行える。

【10025】請求項9のように、上記スロットルバルブの軸の一端に前記スロットル関度検出手段が設けられ、 他端に上記電勤アクチュエータが設けられている構成で たると、スロットルドでの軸上でスロットル関係の制 御が正確に行える。

【0026】請求項10のように、上記エンジンの出力 制御手段は、燃料噴射費を制御する制御手段である構成 であると、燃料噴射式(EF!又はDI)エンジンに好 適である。

5

【0027】本発明の請求項11は、操舵ハンドルのス テアリング角度に応じてエンジン出力を上昇させるよう に調御するエンジン出力副御季段が設けられる一方、上 記エンジン出力副御手段の作動および非作動状態を切り 替える切替手段が設けられていることを特徴とする水ジ 10 エット推造艇のエンジン出力制御装置を提供するもので ある。

【0028】請求項11によれば、請求項1と同様に、 繰縮ハンドルのステアリング角度に応じて、エンジン出 力制御手段によりエンジン出力を上昇させるように制御 できるが、それは操縦者の意志にかかわらないで常に制 御されることになる。そこで、エンジン出力制御手段の 作動および非作動状態を遺訳に切り替える切替手段を設 けることにより、操縦者が自らの意志でエンジン出力制 御手段の非作動状態を選択できるようになる。なお、切 20 替手段としては、エンジン出力制御手段を電気的に制御 するスイッチ類を前提としているが、ケーブル類によっ て機械的に制御する場合は、ケーブル類にクラッチ等の ような切替手段を設ければ良い。

【0029】請求項12のように、操能ハンドルのステ アリング角度検出手段が設けられ、ステアリング角度に 応じた値が所定値以上の時に、エンジン出力を上昇させ るように制御するエンジン出力制御手段が設けられる一 方。上記切替手段は、操舵ハンドルのランヤードスイッ チに設けられて、一端部村が操縦者に取付けられたコー 30 ドの他繼部材をランヤードスイッチに着脱可能に係止し たときに、エンジン出力制御手段の作動および非作動状 態を切り替えるようになる構成であると、ステアリング 角度検出手段により検出したステアリング角度に応じた 値が所定値以上の時に、エンジン出力制御手段によりエ ンジン出力を上昇させるように制御できるが、それは躁 縦者の意志にかかわらないで鴬に制御されることにな る。そこで、エンジン出力副御手段の作動および非作動 状態を選択に切り替える切替手段として、既存のランヤ ードスイッチを合理的に利用して、操縦者が自らの意志 40 でエンジン出力副御手段の非作動状態を選択できるよう になる。

【0030】請求項13のように、上記エンジン出力制 御手段は、その作動時に、エンジン出力を最高出力未満 に制限する手段を含んでいる構成であると、エンジン出 力制御手段の作動状態を選択した繰縦者に対しては着岸 性を優先させると共に、エンジン出力制御手段の非作動 状態を選択した操縦者に対しては操縦性を優先させるこ とができる。

御手段でエンジン出力を上昇させるように制御された時 に、水を後方に噴射する噴射ノズルの噴流が斜め下向き に噴射されるように制御するトリム制御手段が設けられ ている模成であると、噴射ノズルから水が斜め下向きに 曖射されることにより、その反力で脳尾部が上がって船 首部が強制的に下がる船首トリム状態となるので、推造 抵抗が増加して旋回開始時間が短縮され、よりスムーズ に岸壁等に横向きに岩岸させることができるようにな る。

【0032】請求項15のように、上記トリム制御手段 で噴射ノズルが斜め下向き位置となるように制御する枠 成であると、噴射ノズルを利用してトリム制御ができ る。

[0033]

【発明の実施の形態】以下、本発明の実施の形態を図面 を参照して詳細に説明する。

【①①34】図1に示すように、水ジェット推進艇は、 擬体 1 0 がハル部材 1 1 とデッキ部村 1 2 とから構成さ れている。上記デッキ部村12の上部には操舵ハンドル 13が設けられ、この繰縮ハンドル13の後方のデッキ 部村 1 2 の上部には、このデッキ部村 1 2 から上方に立 ち上げたシート台14が後方に延在して設けられて、こ のシート台14には跨座式シート15が戴置されてい る。

【0035】上記デッキ部村12のシート台14の両側 方には、デッキ部材 1 2 の両側から上方へ突出させたブ ルワークとの間に、跨座式シート15に跨った操縦者が、 両足を乗せるためのステップがそれぞれ形成されてい る。

【0036】上記艇体10のエンジン室内にはエンジン 16が搭載されると共に、羆体10のハル部材11の後 下部に形成されたボンプ室内にはジェット推造機 1.7 が 搭載されて、エンジン16でインペラ16aが回転され ることにより、篠底の水吸引口11aから水が吸引さ れ、この水をジェット推進機17の噴射ノズル18から 後方に噴射することにより、艇体10が前方向に推進さ れるようになる。

【0037】また、上記操能ハンドル13を操作して贖 射ノズル18の後部のディフレクターを左右に揺動させ ることにより左右方向に旋回するようになる。

【0038】さらに、繰縮ハンドル13のスロットルレ バー19 (図6参照)を操作してエンジン16のスロッ トルバルブ27 (図4参照)の関度を調節することによ りエンジン出力が顕節されて船速(遠度)が変化するよ うになる。

【0039】上記エンジン16にはスロットルバルブ2 7の開度を検出するスロットル関度検出センサー21が 設けられ、上記操舵ハンドル13にはステアリング(繰 舵) 角度を検出するステアリング角度検出センサー22 【0031】請求項14のように、上記エンジン出力制 50 が設けられ、上記媒体10には船速を検出する船遠検出

センサー23が設けられている。

【① 040】図4に示すように、上記エンジン16の吸 気道路26には、この吸気道路26を開閉するスロット ルバルブ27が設けられ、とのスロットルバルブ27 は、スロットル軸28で回転自在に支持されている。

【①①4.1】とのスロットル軸2.8の一端に上記スロッ トル開度検出センサー21が設けられると共に、スロッ トル軸28の他端に、スロットルバルブ27を開閉する ためにスロットル輔28を回転させる小型の電動モータ (電動アクチェエータ)29が設けられている。

【0042】上記スロットル輔28の他端にはブーリー 30aが設けられ、このブーリー30aと上記操能ハン ドル13のスロットルレバー19とがワイヤー31aで 連結されることにより、スロットルレバー19を操作し てスロットルバルブ27の開度を調節することにより船 速を変化させることができる。

【0043】上記電動モータ29は、エンジン出力制御 手段として、スロットルレバー19とは別にスロットル バルブ27の開度を調節するもので、この電動モータ2 9で調節されたスロットル開度は、上記スロットル開度 20 検出センサー21で検出されて、その制御信号が電動モ ータ29にフィードバックされるようになる。

【0044】上記小型の電動モータ29に代えて、エン ジン16の側方に設置した大型の電動サーボモータ29 を用いるときは、上記スロットル軸28の他端のブー リー30 b と電動サーボモータ29 ′ のブーリー29 a とをワイヤー31りで連結することにより、電動サーボ モータ29~でスロットル軸28を回転させることがで きる。なお、電動サーボモータ29 には、その機能か **らスロットル開度を検出することが可能であるので、ス 30** ロットル軸28の一端に上記のようなスロットル開度検 出センサー21が不要である。

【0045】上記電動モータ29又は電動サーボモータ 29~は、スロットルレバー19とは別にスロットルバ ルブ27を開いてエンジンの出力を上昇させることがで きるから、エンジン出力訓御手段の1つとしてのスロッ トルバルブ開度副御手段を構成する。

【0046】また、エンジン出力制御手段としては、上 記のようなスロットルバルブ開度制御手段に限られるも のではなく、例えば、図5に示すように、吸気道路26 46 に、スロットルバルブ27を迂回するバイパス通路33 が設けられたものでは、そのバイバス通路33を開閉制 御する電腦バルブ32によりバイバス通路33を開くこ とによりエンジンの出力を上昇させるようにすれば、エ ンジン出力制御手段の1つとしての吸気バイバス通路開 度副御手段を構成する。本実施形態では、この手段を用 いてアイドリング時のエンジン回転数を調整している。

【0047】上記エンジン出力制御手段として、図4で はスロットルバルブ開度制御手段を採用し、図5では吸 にも、点火時期を進角させる点火時期制御手段、燃料を **増量させる燃料槽射置制御手段、筒内槽射式であれば燃** 料噴射時期を進角させる燃料噴射時期制御手段等のよう に、 結果的にエンジンの出力を上昇させる各種の手段を 適宜に採用することができる。なお、エンジン出力の上 昇は、徐々に(リニア)に変わるようにする他、段階的 に変わるようにしても良い。

【0048】また、図4の例では、スロットル軸28の 一端にスロットル関度検出センサー2 1を設けたが、ス 10 ロットル軸28の近傍にスロットル開度検出センサー2 1を設けて、このスロットル軸28とスロットル開度検 出センサー21とをリンクを介して連結するようにして

【0049】さらに、スロットル関度検出センサー21 は、上記スロットルレバー19の回動軸に設けても良 く、あるいは、この回動軸近傍にスロットル開度検出セ ンサー21を設けて、この回動軸とスロットル開度検出 センサー21とをリンクを介して連結するようにしても 良い。

【0050】上記繰舵ハンドル13には、図6に示すよ うに、そのステアリング軸34にステアリング(操舵) 角度を検出するステアリング角度検出センサー22が設 けられている。なお、ステアリング軸34の近傍にステ アリング角度検出センサー22を設けて、このステアリ ング軸34とステアリング角度検出センサー22とをリ ンクを介して連結するようにしても良い。さらに、ステ アリング角度検出センサー22は、上記順射ノズル18 のディフレクターの揺動軸に設けても良く、あるいは、 この揺動軸近傍にステアリング角度検出センサー22を 設けて、この揺動輪とステアリング角度検出センサー2 2とをリンクを介して連結するようにしても良い。

【0051】また、上記籬体10には、図1に示したよ うに、船底板又は船尾板に、船速を検出するパドル式の 船遠鏡出センサー23が設けられている。なお、船速検 出センサー23としては、パドル式センサーの他、ダク トインテーク内に設けた助圧センサー、挺外に開口する ピトー管式センサーであっても良い。また、GPS(G) obal Positioning System: 全地球測位システム》を利 用して、GPS用アンテナを艇体に取付けることによ り、船速等を検出することも可能である(特開平11-

43093号公報参照).

【0052】上記スロットル關度検出センサー21、ス テアリング角度検出センサー22、及び船速検出センサ -23の各検出信号は、コントロールユニット35に入 力され、このコントロールユニット35によって、水ジ ェット推進艇の着岸性を向上させるための制御が行われ る.

【0053】以下、かかる副御を図2及び図3のフロー チャートに基づいて具体的に説明する。なお、以下にお 気バイパス通路開度制御手段を採用したが、これら以外 50 いて、スロットル関度(Thheta)、ステアリング角度

(Sd)及び船退(V)の具体的な教値は、説明を理解しやすくするための例示であり、実際とは異なる教館の場合もある。

【① 0.5.4】 スロットル開度( $Th\theta$ )に応じた値として実位置、ステアリング角度(Sd)に応じた値として終対値(ISdI)、船速(V)に応じた値として実船速を用いる。

【① 055】図2はメインルーチンであり、ステップS 1でスタートし、ステップS2で、コントロールユニット35において、メモリーされた船遠(V)、スロット 10 ル開度(Thθ)及びステアリング角度(Sd)に対応 する所定値(Vs)、(Thθs)及び(Sds)をそれぞれ読み出す。なお、船遠(V)、スロットル開度 (Thθ)及びステアリング角度(Sd)は、ステップ S2に至る前の割り込み処理によって随時に読み込まれている。

【0056】 ここで、船速(V)の所定値(Vs)とは、ブレーニング開始の船速以上の船速である。一般に、水ジェット着造艇は、排水置型(トローリング)領域から遷移領域に移るのは10~15 Km/h(エンジ 20ン回転数が2000~2500 rpm)、遷移領域から滑走(ブレーニング)領域に移るのは30~35 Km/h(エンジン回転数が4500 rpm)、滑走(ブレーニング)領域は35 Km/h以上(エンジン回転数が4500 rpm以上)である。なお、エンジンの最高回転数は7000 rpm以上)である。なお、エンジンの最高回転数は7000 rpmとする。具体的には、ブレーニング開始の船速以上の船速の所定値(Vs)を15 Km/h以上とする。なお、ブレーニング開始の船速(Vs)は、 概体10の構造、エンジン16やジェット維進機17の性能によって異なる。30

【0.057】また、スロットル関度( $Th\theta$ )に対応する所定値( $Th\theta$ s)とは、艇体1.0の進行方向を変更しろるスラスト力を発生させるための船速(V)に応じた開度であり、船速(V)が速いほど所定値( $Th\theta$ s)が大きくなる。具体的には、スロットル関度( $Th\theta$ b)に対応する所定値( $Th\theta$ b)と3.0度とする。なお、スロットル関度( $Th\theta$ b)は0度~9.0度とする。【0.058】さらに、ステアリング角度(Sdb)に対応する所定値(Sdb)とは、艇体1.0の進行方向を変更しろるスラスト力を発生させるための船速(V)に応じる角度であり、船速(V)が速いほど所定値(Sdb)が大きくなる。具体的には、ステアリング角度(Sdb)が大きくなる。具体的には、ステアリング角度(Sdb)に対応する所定値(Sdb)とする。なお、ステアリング角度(Sdb)は、中立位置から左方向に4.0度とする。

【0059】ステップS3において、船速(V)が所定値(Vs)以上が否かを比較して、YESであれば、船速(V)がプレーニング開始の船速以上の船速(15Km/n以上)であると判断する。

【①060】ステップS4において、スロットル開度

 $(Tn\theta)$  が所定値( $Tn\thetas$ )以下が否かを比較して、YESであれば、擬体10の進行方向を変更しうるスラスト力を発生させない開度( $0\sim30$ 度)であると判断する。

【① 061】ステップSSにおいて、ステアリング角度(ISdI)が所定値(Sds)以上が否かを比較して、YESであれば、艇体10の進行方向を変更しうるスラスト力を発生させる角度(20~40度)であると判断する。

[0062] ステップS3でNOであれば、船遠(V) がブレーニング開始の船遠以下の船遠(15 Km/h以下)であるから、例えば、岸壁等に向かって速い船速で前進しているような状態においては、操縦者は、前進中に岸壁等に備向きに者岸させたいという意志を持っていないと判断して、ステップS6のリターンからステップS3に戻り、以下、ステップS1~ステップS6を繰り返す。

【0063】ステップS4でNOであれば、スロットル関度(Thθ)が擬体10の進行方向を変更しろるスラスト力を発生させる関度(30度以上)であるから、例えば、岸壁等に向かって遠い船速で前進しているような状態において(ステップS3のYES)、操縦者は、スロットルレバー19を握ってスロットル関度を大きくし、船速(V)をより速くすることにより、艇体10を旋回させようとする意志を持っていると判断して、ステップS6のリターンからステップS3に戻り、以下、ステップS1~ステップS6を繰り返す。

【0064】ステップS5においてNOであれば、擬体 10の進行方向を変更しうるスラスト力を発生させない 30 角度(20度以下)であるから、例えば、岸壁等に向かって遠い船速で前進しているような状態において(ステップS3のYES)、操縦者は、スロットルレバー19を握り込みスロットル関度を大きくして船速(V)をより遠くすることにより、縦体10を旋回させようとする意志を持っているともに(ステップS4のYES)、 操能ハンドル13の操作によるステアリング角度(十Sd1)が小さくても、船遠(V)が遠いことから操舵ハンドル13の小さい操作だけで擬体10を旋回させようとする意志を持っていると判断して、ステップS6のリターンからステップS3に戻り、以下、ステップS6を繰り返す。

【0065】ステップS3、S4、S5の全てがYESであれば、例えば、岸壁等に向かって遠い船速(V)で前進しているが、操縦者は、スロットルレバー19を離して船速(V)を遅くしようとする意志を待っているとともに、操舵ハンドル13の操作により急旋回しようとする意志を待っていると判断する。

【0066】そとで、このような状態において、エンジン出力を上昇させることにより、操能ハンドル13で揺50 動された噴射ノズル18から水が後方に強く噴射させる

ことにより、いわゆる舵効きを良くして、よりスムーズ に岸壁等に構向きに着岸させることができるようにする ために、ステップS7において、エンジン出力副御モー 下に移行する。

<u>11</u>

【①067】図3はエンジン出力制御モード(サブルーチン)であり、ステップS8でスタートし、ステップS9で、コントロールユニット35において、メモリーされた船速(V)に対応する目標スロットル開度(Thθ加)を読み出す。なお、船速(V)、スロットル開度(Thθ)及びステアリング角度(Sd)は、ステップ10S2に至る前の割り込み処理によって随時に読み込まれている。

【0.068】とこで、目標スロットル開度( $Th\thetam$ )とは、いわゆる舵効きが良くなるためのスロットル開度( $Th\theta$ )であり、船速(V)に応じて変わる。

【0069】そして、ステップS10において、スロットル開度(Thθ)が目標スロットル開度(Thθm)になるまで、上記電動モータ(アクチェエータ)29等によりスロットルバルブ27を開くことにより、エンジン16の出力が上昇して、噴射ノズル18から水が後方 20に強く噴射されるようになって急旋回するようになり、よりスムーズに岸壁等に横向きに着岸させることができるようになる。

【0070】ステップS11において、ステアリング角度(Sd)が中立位置か否かを比較して、YESであれば、操縦者が急旋回させなくてもよくなったとする意志を持っていると判断して、ステップS14で、エンジン出力制御モード(サブルーチン)を解除してメインルーチンのステップS1に戻る。

戸室やに傾向され看岸させたいという思志を持たなくなったと判断して、ステップS 1 4 で、エンジン出力制御モード(サブルーチン)を解除してメインルーチンのステップS 1 に戻る。なお、このステップS 1 1 における所定値(V s )である 1 5 Km/hよりもやや遅い 1 0 Km/h程度に設定するのが好ましい。

【① 0 7 3】上記ステップS 1 1~1 3 におけるエンジン出力制御モード(サブルーチン)の解除とは別に、エンジン出力制御モードに移行してから所定時間が経過し

た時に、エンジン出力制御モード(サブルーチン)を解除してメインルーチンのステップS1に戻るようにしても良い。上記所定時間は一定又は可変であり、可変のときは、船速(V)が速いほど長く設定することが好ました。

【 0 0 7 4 】また、ステップS 1 1でNO、ステップS 1 2でNO、ステップS 1 3でNOであるときには、これらのステップS 1 1~1 3のいずれか 1 つがY E S となるまで、ステップS 1 1~1 3が繰り返される。なお、上記各解除条件は、いずれか 1 つでも複数を組み合わせても良い。

【① 0 7 5 】上記実施形態では、船速(V)が所定値(V s … 例えばプレーニング開始の船速)以上の時にエンジン出力を制御するようにしたが、所定値(V s )以下の低速の時のみエンジン出力を制御するようにしても良く、また、所定値(V s )以上の高速の時のみエンジン出力を制御するようにしても良く、さらに、所定値(V s )にかかわりなくエンジン出力を制御するようにしても良い。

【0076】一方、上記実施形態では、一定の条件を満たせばエンジン出力を上昇させるように制御されるが、 それば操縦者の意志にかかわらないで常に制御されることになる。

【① 0 7 7 】 そこで、エンジン出力を上昇させる制御の作動および非作動状態を選択に切り替える切換手段を設ければ、操縦者が自らの意志で非作動状態を選択できるようになる。

【0078】とのために、図6及び図7に示すように、 操能ハンドル13に設けられたランヤードスイッチ40 を利用することができる。

【0079】上記ランヤードスイッチ40には、操縦者の手首に巻き付けるベルト42が一端部に取付けられ、フォーク状の挟み込み板43が他端部に取付けられたカールコード41が設けられて、ランヤードスイッチ40のノブ44を上方に摘み上げてその隙間に挟み込み板43を挟み込むことにより、エンジン用メインスイッチ45がオンされる一方、繰縦者の落水等で挟み込み板43が隙間から抜け外れてノブ44が下方に戻ったときにエンジン用メインスイッチ45がオフされて、水ジェット推進艇を停止させるためのものである。

【0080】そして、通常の挟み込み板43が取付けられたカールコード41と、マグネット46を有する挟み込み板43が取付けられたカールコード41~の2種を用意する。

【① 081】また、ランヤードスイッチ40には、エンジン出力を上昇させる制御の作動(オン)および非作動状態(オフ)を切り替えるサブスイッチ47を設けて、このサブスイッチ47はマグネット46が接近したときの磁力を検知してオンするように設定されている。

ンジン出力制御モードに移行してから所定時間が経過し 50 【①082】したがって、作動用カールコード41~を

手首に巻き付けて、マグネット46を有する挟み込み板 43をノブ44の隙間に挟み込むことにより、エンジン 用メインスイッチ4.5がオンされると同時にサブスイッ チ47もオンして、エンジン出力を上昇させる制御が作 動状態に切り替えられるようになる。

13

【()()83】また、非作動用のカールコード41を手首 に巻き付けて、マグネット46を有しない挟み込み板4 3をノブ4.4の隙間に挟み込むことにより、エンジン用 メインスイッチ45がオンされるが、サブスイッチ47 がオフのままとなるので、エンジン出力を上昇させる制 10 軸28の対向する各端部はカップリング44Bで互いに 御が非作動状態に切り替えられるようになる。

【①①84】上記エンジン出力を上昇させる制御が作動 状態に切り替えられた時に、エンジン出力を最高出力余 満、例えば、最高出力が100馬力(エンジン回転数が **7000ggm)であれば、80馬力(エンジン回転数** が6 () () () ~ 6 5 () () r p m ) 程度に制限するようにす ると、作動状態を選択した操縦者に対しては音序性を優 先させると共に、非作動状態を選択した繰縦者に対して は操縦性を優先させることができる。

【0085】図8は、エンジン出力副御手段としてのス 20 ロットルバルブ開度制御手段の具体化した実施形態Aで ある。

【①086】上記エンジン16が例えば直列3気筒2サ イクルエンジンで、エンジン16のクランクケースに、 独立型のスロットルボディ40A,40B,40Cを連 結するタイプである場合には、エンジン16の長さ方向 に延在する下側連接レール41Aに基下端フランジ部4 ① a がネジ42 A で固定されるとともに、上側連続レー ル41Bに各上端フランジ部40bがネジ42Bで固定 されている。

【① 087】上記下側連続レール41Aの取付け面は鉛 直面となっており、この下側連装レール41Aの各スロ ットルボディ40A~40Cの下端フランジ部40aを 固定することにより、各スロットルボディ40A~40 Cの船体幅方向における位置合わせが行える。また、上 記上側連装レール4.1 Bの取付け面は水平面となってお り、この上側遮鏡レール41Bに各スロットルボディ4 ○A~40Cの上端フランジ部40bを固定することに より、各スロットルボディ40A~40Cの上下方向に おける位置合わせが行える。

【0088】上記各スロットルボディ40A~40Cの 前端部40 cは、具体的に図示しないが、吸気マニホー ルドを介してクランクケースの吸気口に連結されるとと もに、後端部400は、スリーブを介して吸気ボックス に連結されている。

【① 089】上記各スロットルボディ40A~40Cの 上部には、吸気道路26に噴口を向けて斜め下向きに燃 料噴射弁42が取付けられ、各燃料噴射弁42の上部は 燃料レール43で互いに連結されている。

【0 0 9 0 】上記各スロットルボディ40A~40Cの 50 トル軸28に、上記録舵ハンドル13のスロットルレバ

吸気通路26内には、この吸気通路26を開閉するスロ ットルバルブ27がそれぞれ設けられ、この各スロット ルバルブ27のスロットル軸28には、各スロットルボ ディ40A~40C毎に形成された軸受け部40fでそ れぞれ回動自在に両端支持されている。

【0091】そして、スロットルボディ40Aとスロッ トルボディ4()Bの両スロットル軸28の対向する各端 部はカップリング4.4.Aで互いに結合され、スロットル ボディ40Bとスロットルボディ40Cの両スロットル 結合されている。

【0092】上記各スロットルボディ40A~40Cの 競受け部401内には、具体的に図示しないがスロット ル軸28に巻装されてスロットルバルブ27を閉じ方向 に付勢するリターンスプリングがそれぞれ収納されてい

【0093】上記スロットルバルブ27の上流近傍にお いて各スロットルボディ40A~40Cの上部に設けた オイル吐出ノズル45からスロットル軸28の軸受け部 4.0 fに向けてエンジン16の勘滑オイルりを吐出させ ると、吸気とともに入る海水の塩分がスロットル軸28 の軸受け部40~に付着しにくくなる。

【① ①94】上記スロットルボディ4 ① Cの側端部には モータ取付けフランジ40gが一体的に設けられ、この モータ取付けプランジ40gには、スロットルバルブ2 7を開閉するためにスロットル軸28を直結で回転させ る電動モータ(電動アクチュエータ)46が設けられて いる。このモータ4.6にはTPS(スロットルポジショ ンセンサー)が内蔵されて、上記スロットルレバー19 36 の操作信号に応じた角度だけ回動してスロットルバルブ 27の開度を調節することにより船速を変化させること ができる。

【①①95】上記電動モータ46は、エンジン出力制御 手段として、スロットルレバー19とは別にスロットル バルブ27の開度を調節するもので、この電動モータ4 6 で調節されたスロットル開度は、内蔵のTPSで検出 されて、その制御信号が電動モータ46にフィールドバ ックされるようになる。

【()()96】図8の実施形態Aでは、電動モータ46に 46 TPSを内蔵しているから、各スロットル軸28にスロ ットル関度検出センサー21を設けるタイプと比べて、 センサー部分を簡素化できるとともに、センザー部分に 水がかからないので、水ジェット推進艇に適している。 【①①97】図9は、エンジン出力制御手段としてのス ロットルバルブ開度制御手段の具体化した実施形態Bで

【1)198】図8の実施形態Aと相違するのは、電動モ ータ46の代わりに、図4の実施形態と同様に、スロッ トルボディ40Bのスロットルボディ40C側のスロッ ー19の操作に連動するスロットルワイヤー47で駆動 されて、スロットルバルブ27をリターンスプリングの 付勢力に抗して開方向に回勤させるブーリ4.8が取付け **られている。** 

15

【0099】また、スロットル軸28の一端にスロット ル開度検出センサー21が設けられている。なお、図4 の実施形態と同様に、スロットル軸28の近傍にスロッ トル開度検出センサー21を設けて、このスロットル軸 28とスロットル開度検出センサー21とをリンクを介 して連結する等して良い。

【0100】上記スロットルボディ40Aと40Bとの 間のカップリング44Aには、連動ビン49を設けると ともに、上側連続レール41Bとスロットルボディ40~ Aの側面に固定したブラケット50とにソレノイド(ア クチュエーター) 51を取付けて、このソレノイド51 の励磁でプランジャー5laが連動ピン49を押すこと により、スロットル軸28を回転させるようになる。こ のソレノイド51は、エンジン出力制御手段として、ス ロットルレバー19とは別にスロットルバルブ27の関 度を調節するものである。

【0101】図9の実施形態Bでは、スロットルボディ 40Aと40Bの間にソレノイド51を配置しているか ち、ソレノイド51に水がかからないので、水ジェット 推進艇に適している。

【0102】図10は、エンジン出力副御手段としての 吸気バイバス通路開度制御手段の具体化した実施形態C である。

【() 1 () 3 】 図 8 の実施形態 A と相違するのは、電動モ ータ46の代わりに、図4の実施形態と同様に、スロッ トルボディ40Bのスロットルボディ40C側のスロッ 30 トル軸28に、上記録舱ハンドル13のスロットルレバ ー19の操作に連動するスロットルワイヤー47で駆動 されて、スロットルバルブ27をリターンスプリングの 付勢力に抗して開方向に回動させるブーリ48が取付け **られている。** 

【0104】また、スロットル軸28の一端にスロット ル開度検出センサー21が設けられている。なお、図4 の実施形態と同様に、スロットル軸28の近傍にスロッ トル開度検出センサー21を設けて、このスロットル軸 して連絡する等しても良い。

【0105】さらに、下側連接レール41Aに代えて、 下側連続レール41Aをエアー通路52で兼ねている。 即ち、各スロットルボディ40A~40Cのスロットル バルブ27の下流側に、下方に突出する突出部40hを それぞれ設けて、各突出部40 hにはエアー導入路40 !を形成する。

【0106】また、上記各突出部40mのフランジ部4 ()」にネジ54で固定されて各突出部4()hを相互に連 結するエアー通路52を設けて、このエアー通路52

に、上記突出部4()hのエアー導入路4() iに返通する 関口52 aを形成する。

【0107】上記エアー道路52のスロットルボディ4 ○○側の蟾部には、エアーチャンバーからのエアー供給 口52りを設けるとともに、このエアー供給口52りを 関閉するピストン (関閉弁) 54 a を有するソレノイド (アクチュエーター) 54を取り付けて、このソレノイ ド54の励磁でピストン54aが供給口52bを開閉す るととにより、スロットルバルブ27の下流側に供給さ 10 れるバイパスエアーの置が調節されるようになる。この ソレフイド54は、エンジン出力制御手段として、スロ ットルレバー19とは別にエアー置を調節するものであ

【0108】図10の実施形態Cでは、エアー通路52 が下側連続レール41Aを兼ねているから、構造の簡素 化が要望される水ジェット差進艇に適している。

【0109】図11は、エンジン出力制御手段にトリム 制御手段を付加した実施形態Dである。

【0110】上記艇体10の内部には電動モータ(アク チュエータ〉55が設置され、この電動モータ55にワ イヤー56を介して上記噴射ノズル18が連絡されるこ とにより、電動モータ55の正逆回転で、噴射ノズル1 8がほぼ水平で後方を向く水平位置Uと斜め下向き位置 Dとの間で上下指動されるようになる。

【①111】上記順射ノズル18は、常時は水平位置し にあって、エンジン出力を上昇させるようにエンジン出 力副御手段で副御された時に、コントロールユニット3 5からの信号で電動モータ55が駆動されて、噴射ノズ ル18が斜め下向き位置Dに下揺動されるようになる。

【0112】図11の実施形態Dでは、順射ノズル18 から水が斜め下向きに噴射されて、その反力で競体10 の船尾部が上がって船首部が強制的に下がる船首トリム 状態となるので、図11(b)のように、船首部が水面 上に突っ込み、推進抵抗が増加して旋回開始時間が短縮 され、よりスムーズに岸壁等に構向きに着岸させること ができるようになる。

【0113】なお、図11の実施形態Dでは、噴射ノズ ル18を斜め下向き位置となるように制御してトリム制 御をするものであったが、噴射ノズル18の向きを変え 28とスロットル開度検出センサー21とをリンクを介 49 ないで、例えばバケットのようなものを順射ノズル18 の後方に上下揺動可能に配置して、下揺動させたバケッ トで水を下向きに噴射するように構成することもでき る。

> 【1)114】図12は、ステアリング角度検出手段の具 体化した実施形態上であり、ステアリング方向、ステア リング角度、ステアリング角度の変化率の大きさ、特に 操能ハンドル13を急に又は大きく操作したか否かを検 出するのに好適である。

【() 1 1 5 】 図 1 2 ( a ) ( b ) の実能形態は、操舵ハ 50 ンドル13のステアリング軸34に突起348を設ける とともに、ステアリング軸34の回りに、ステアリング (操能)角度を検出するステアリング角度検出センサー 22Aを設けている。このステアリング角度検出センサー 22Aは、オン・オフのスイッチであり、中立位置か ら左右回り方向にそれぞれ一定の間隔を隔てて例えば2 個づつ、計4個を設けている。

【0116】そして、緑能ハンドル13を、例えば古回り方向Rに操作すると、②のスイッチ、②のスイッチの順でオン・オフし、両スイッチのオン・オフする時間間隔 1を検出することにより、緑蛇ハンドル13を急に 10又は大きく操作したか否かを検出できるようになる。

【0117】図12(c)(d)の実施形態は、操舵ハンドル13のステアリング軸34に中立位置から左右回り方向にそれぞれ一定の間隔を隔てて例えば2個づつ、計4個の突起34aを設けるとともに、ステアリング軸34の回りに、ステアリング(操舵)角度を検出するステアリング角度検出センサー22Bを設けている。このステアリング角度検出センサー22Bは、オン・オフのスイッチであり、中立位置に1個を設けている。

[0118]そして、緑統ハンドル13を、例えば音回 20 り方向Rに操作すると、②の突起、②の突起の順でスイッチをオン・オフし、このスイッチのオン・オフする時間間隔 t 2 により、操舵ハンドル13を急に又は大きく操作したか否かを検出できるようになる。つまり、ゆっくり操作したときの時間間隔 t 3 は短くなる。 【0119】図12(e)(f)の実施形態は、操舵ハンドル13のステアリング軸34に出力ピン34bを設けるとともに、ステアリング軸34に出力ピン34bを設けるとともに、ステアリング軸34に出力ピン34bを設けるとともに、ステアリング軸34に出力ピン34bを設けるとともに、ステアリング角度検出セング(操舵)角度を検出するステアリング角度検出センサー22Cは、スライド抵抗であり、一端部cと他端部dの間の抵抗値をリニアに変えている。

【0120】そして、操能ハンドル13を、回転操作すると、出力ピン34bの位置により出力の分圧比が異なるので、分圧比の時間的な変化率から操舵ハンドル13を急に又は大きく操作したが否かを検出できるようになる。

【0121】図12(g)(h)の実施形態は、操舵ハンドル13のステアリング軸34の回りに明暗線34c 40を一定の間隔で設けるとともに、ステアリング軸34の回りに、ステアリング(操舵)角度を検出するステアリング角度検出センザー22Dを設けている。このステアリング角度検出センザー22Dは、フォトカプラーである。

【①122】そして、操能ハンドル13を回転操作して、フォトカプラーから出力するパルスの単位時間当たりのパルス数を検出することにより、操舵ハンドル13を急に又は大きく操作したか否かを検出できるようになる。

【0123】図12(1)(j)の実施形態は、操舵ハンドル13のステアリング軸34の回りに電磁部34dを一定の間隔で設けるとともに、ステアリング軸34の回りに、ステアリング(操舵)角度を検出するステアリング角度検出センサー22Eを設けている。このステアリング角度検出センサー22Eは、電磁ビックアップ式センサーである。

【0124】そして、緑能ハンドル13を回転操作して、センサー出力を波形整形後に得られたパルスの単位時間当たりのバルス数を検出することにより、操能ハンドル13を急に又は大きく操作したか否かを検出できるようになる。

【0125】図13及び図14は、電動モータ29でスロットルバルブ27を制御する具体的なシステムの実施形態Fである。

【0127】上記線舵ハンドル13のコラム13aにはアーム13bが固定され、このアーム13bにステアリング角度検出センザー(例えば、ホール1C型または抵抗型のボテンショメーター)22が取付けられ、このステアリング角度検出センサー22に上記アーム34eがリンク34fを介して連結され、アーム34eの揺動からステアリング角度検出センサー22でステアリング角度等が検出されて、この検出信号はコントロールユニット35に入力される。

【0128】上記スロットルレバー19には、コントロールケーブル59の一端部が連結され、この他端部がスロットル関度検出センザー(例えば、ホール I C型または抵抗型のボテンショメーター)21のブーリー21aに連結されて、スロットルレバー19の操作に応じたスロットル関度信号がコントロールユニット36に入力される。上記ブーリー21aにはリターンスプリング21りが設けられて、スロットルレバー19を復帰させるようになる。

【①129】図9に示したようなスロットルボディ(キャブレーターでも可)40(A~C)のスロットルバルブ27のスロットル軸28にはブーリー48が取付けられ、このブーリー48に一端部を連結したスロットルワイヤー47の他端部は、電動モータ29の減速軸298に取付けられたブーリー29りに連結されている。

[0130]上記電動モータ29の出方軸29cには、 クラッチ29dと減速ギヤ29eが取付けられ、上記減 速軸29aには、この減速ギヤ29eに噛合する減速ギャ29fが取付けられて、電動モータ29でプーリー2 50 9bが減速回転されることにより、スロットルワイヤー

4.7を介してプーリー4.8が回転されて、スロットル軸 28によりスロットルバルブ27が開閉されるようにな る。上記減速軸29aにはリターンスプリング29gが 設けられるとともに、スロットル関度のフィードバック 用のポテンションメーター29hが設けられている。

19

【0131】上記電動モータ29は、アンプ60を介し てコントロールユニット35で制御されるとともに、電 動モータ29のクラッチ29dは、クラッチ用スイッチ (FET) 61を介してコントロールユニット35で制 御される。つまり、電動モータ29が故障したときに、 10 えば1200xpm)、操能ハンドル13のハンドル角 クラッチ用スイッチ61でクラッチ29dをオフして電 動モータ29でスロットルバルブ27が駆動されない。 (スロットルバルブ27は自動的に閉方向に回勤)よう にしている。

【0132】図14は、図13の模成における制御のフ ローチャートであり、ステップS1で電源スイッチをオ ン・オフすると、ステップ\$2でコントロールユニット 35のRAMがクリアされ、ステップS3でタイマー {To}がスタートし、ステップS4で、タイマー(T o) の時間 (例えば(). 25秒) 内にスロットル全閉 〈アイドリング状態…例えば1200ggm〉位置を学 習し、ステップS5でタイマー (To) の時間が経過す れば(YES)、ステップS6で電動モータ29のクラ ッチ29dがオンする。

【0133】ステップS7でスロットルレバー19の角 度を読み取り、ステップS8でスロットルレバー19の 角度の変化率を消算し、ステップS9で、スロットル関 度検出センサー21で検出された角度がステップS4で 学習したアイドリング状態の上限値と下限値の間にある か否かを判断し、YESであれば、ステップS11に進 30 み、NOであればステップS10でスロットル開度検出 センサー21で検出された角度を下限値又は上限値と見 なしてステップS11に進む。

【0134】ステップS11で、アイドル状態であるか 否かを判断し、YESであればステップS12で操舵ハ ンドル13のハンドル角度が設定値よりも大きいか否か を判断し、YESであれば、ステップS13に進み、N Oであれば、ステップS19に進んで、電動モータ29 のアンプ (PWM) 60に、**の**指令設定値と真スロット ル開度の偏差をゼロ方向へ副御するとと、②スロットル 40 ジェット推進縣の側面図である。 レバー19の開度変化率を見てPWM制御することを指 示してステップS7に戻る。

【0135】ステップS13では、アイドルアップの制 御中であるか否かを判断し、YESであれば、ステップ S19に移り、NOであれば、ステップS14でアイド ルアップを実施し(例えば30001pm)、ステップ S15でアイドルアップ継続タイマーのカウントダウン (例えば3秒) をスタートする。

[0136] そして、ステップS16でスロットルレバ ー19がアイドル状態より増加したが否かを判断し、N 50

Oであれば、ステップS17で、ステップS15のタイ マーのカウントがゼロになったか否かを判断し、YES であれば、ステップS18でアイドルアップを中止す る。ステップS17でNOであれば、ステップS16に 戻り、ステップS16でYESであれば、ステップS1 8に進んでアイドルアップを中止する。ステップS18 からはステップS7に戻る。

【0137】とのように、スロットルレバー19を離し てアイドリング状態になった時に(エンジン回転数…例 度が設定値よりも大きい場合には、エンジン回転数が自 動的に上がる(例えば3000ggm)から、噴射ノズ ル18から水が後方に強く噴射されるので、舵効きが良 くなって、よりスムーズに岸壁等に横向きに着岸させる ことができる。

#### [0138]

【発明の効果】以上の説明からも明らかなように、本発 明は、スロットル関度検出手段により検出したスロット ル開度に応じた値が所定値以下で、ステアリング角度検 26 出手段により検出したステアリング角度に応じた値が所 定値以上の時に、エンジン出力制御手段によりエンジン **出力を上昇させるように副御するようにしたから、操縦** 者は、前進中に序壁等に横向きに者岸させたいという意 **志を持っていると判断したときには、エンジン出力制御** 手段によりエンジン出力を上昇させることにより、噴射 ノズルから水が後方に強く噴射されるので、いわゆる舵 効きが良くなって、よりスムーズに岸壁等に横向きに着 岸させることができるようになる。

【0139】また、エンジン出力制御手段でエンジン出 力を上昇させるように制御された時に、水を後方に噴射 する噴射ノズルの噴流が斜め下向きに噴射されるように 制御するトリム副御手段が設けられていると、水が斜め 下向きに噴射されることにより、その反力で船尾部が上 がって船首部が強制的に下がる船首トリム状態となるの で、 維進抵抗が増加して旋回開始時間が短縮され、より スムーズに岸壁等に歯向きに者岸させることができるよ うになる。

#### 【図面の簡単な説明】

のフローチャートである.

【図1】 本発明のエンジン出力制御装置を備えた水

[図2] メインルーチンのフローチャートである。 [ [ [ ] 3 ] エンジン出方制御モード(サブルーチン)

【図4】 スロットルバルブの制御構造であり、

(a) はエンジンの側面図。(b) はスロットルバルブ の回転枠造の側面図である。

【図5】 バイパス通路の制御模造であり、(a)は 吸気道路の側面断面図、(b)は電磁バルブの側面図で ある。

[図6] 操能ハンドルの斜視図である。 【図7】 ランヤードスイッチと換む込み板の関係を示す図である。

21

【図8】 エンジン出力制御手段としてのスロットル バルブ関度制御手段の具体化した実施形態Aであり、

- (a)は正面図。(b)は(a)のA-A線断面図、
- (c)は側面図である。

【図9】 エンジン出力制御手段としてのスロットル バルブ関度制御手段の具体化した実施形態Bであり、

(a) は正面図. (b) は側面図、(c) は (a) のH 矢視図である。

【図10】 エンジン出力制御手段としてのスロットル バルブ関度制御手段の具体化した実施形態Cであり、

(a)は正面図、(b)は側面断面図である。

【図11】 エンジン出力制御手段にトリム制御手段を付加した実施形態Dであり、(a)は側面図、(b)は船首トリム状態の側面図である。

【図12】 (a)~(j)は、ステアリング角度検出手段の具体化した実施形態Eである。

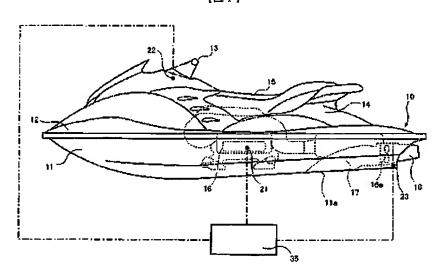
【図13】 電動モータでスロットルバルブを制御する 具体的なシステムの実施形態Fのシステム図である。 \*20

\*【図14】 図13のシステムのフローチャートである。

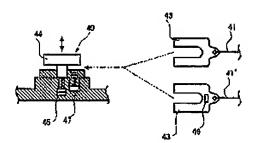
### 【符号の説明】

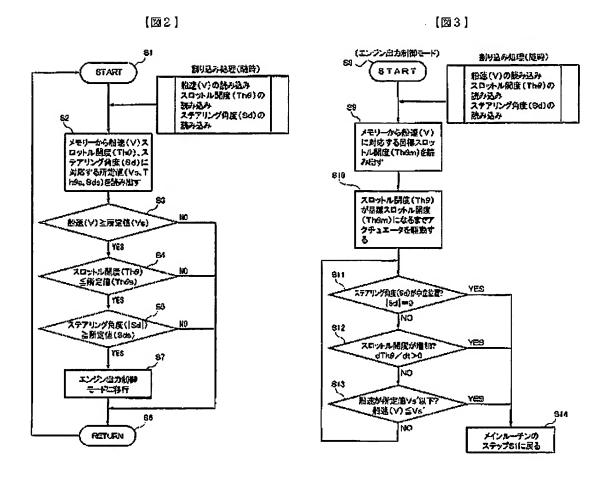
- 10 擬体
- 13 繰舵ハンドル
- 16 エンジン
- 17 ジェット推進機
- 18 噴射ノズル
- 19 スロットルレバー
- 10 21 スロットル開度検出センサー
  - 22 ステアリング角度検出センサー
    - 23 船速検出センザー
    - 27 スロットルバルブ
    - 29 弯動モータ (アクチュエータ)
    - 32 電磁バルブ
    - 33 バイバス通路
    - 35 コントロールユニット
    - 4() ランヤードスイッチ
    - 55 電動モータ (トリム制御手段)

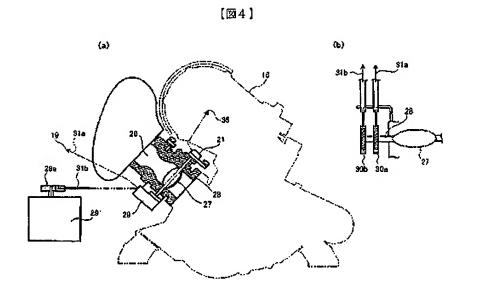
[図1]



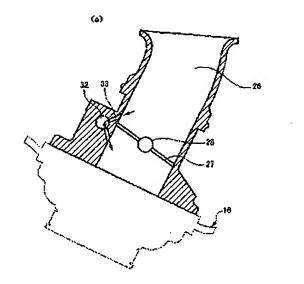
[図7]

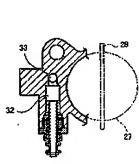






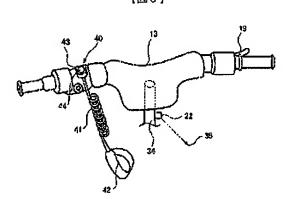
[図5]



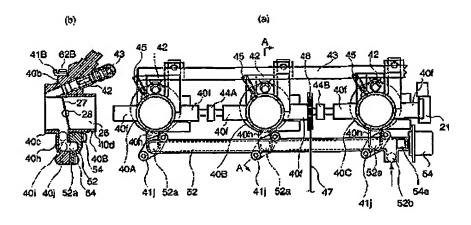


**(6)** 

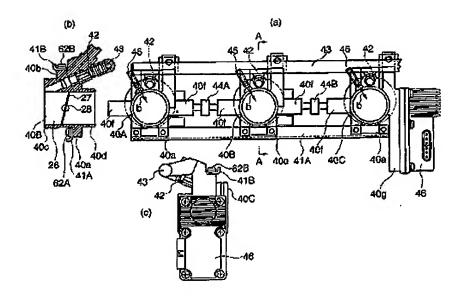
[図6]



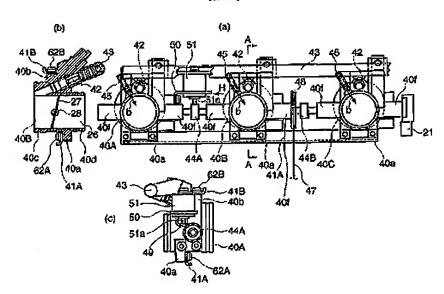
[図10]



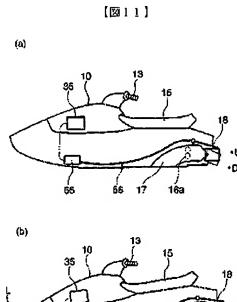
[図8]

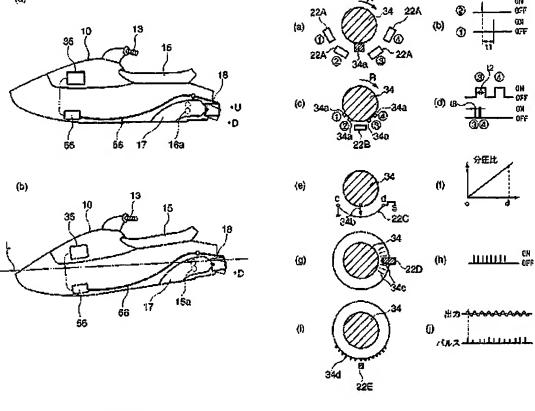


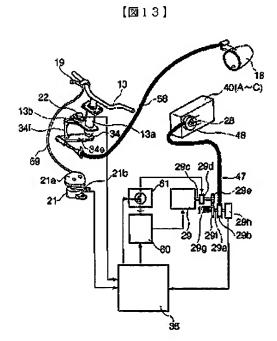
[図9]



[212]







j-マコード(参考)

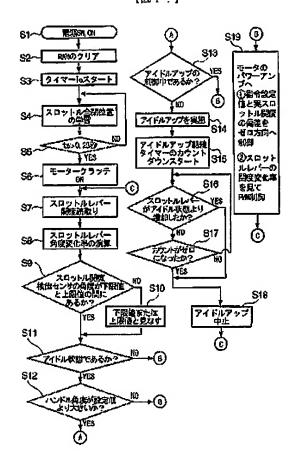
G

F

CA06 CA07 CA10 CA11 CB02 C806 DA06 D829 EA09 EC01

FA04 FB01 FB02

[図14]



~~	٠.		- 500	يخ څخ
77 57	٠,	$\sim$	- · · / / / /	

5

F! 識別記号 (51) Int.Cl.' F 0 2 D 11/04 F 0 2 D 11/04 11/10 11/10 (72)発明者 竹上 政喜 (72) 発明者 中村 光義 静岡県浜松市新橋町1400番地 三信工業株 静岡県浜松市新橋町1400番地 三信工業株 式会社内 式会社内 (72)発明者 率尾 繁治 Fターム(参考) 3G065 AA11 BA00 CA00 CA22 DA05 静岡県浜松市新橋町1400番地 三信工業株 DA06 DA14 DA15 EA03 EA07 式会社内 FA12 GA00 GA11 GA41 HA21 (72)発明者 小海 重幸 HA22 JA02 JA11 KA02 KA05 静岡県浜松市新橋町1400番地 三信工業株 **KA29** 式会社内 3GG93 AA19 BA02 BA06 BA09 BA28